JA 0179177 AUG 1991

54) OIL PUMP DEVICE

11) 3-179177 (A) (43) 5.8.1991 (19) JP

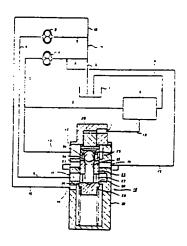
21) Appl. No. 64-315441 (22) 6.12.1989

71) SAITAMA KIKI K.K. (72) TAKEMI MANITA

51) Int. Cl. F04B23 04.F01M1 16.F01M11 02

PURPOSE: To reduce the extent of power loss in a machine by installing two oil pumps being driven by an engine, and controlling them in supplying lubricating oil to be discharged out of each pump to a lubricating part via a passage selector valve being selected according to the rotational frequency of the machine such as an engine or the like.

CONSTITUTION: An inlet port of a first oil pump 4 being driven by an engine is connected to an oil pan 1 by a passage 3, and a discharge port of this pump 4 is connected to a lubricating part 2 by a passage 5. In addition, the passage 3 is connected to the inlet port of a second pump 8 being driven by the engine by a passage 7, and the discharge port is connected to a first port 11 of a passage selector valve 10 by a passage 9. This passage selector valve 10 is constituted so as to install a sliding valve body 21, being energized to the upper part by a compression spring 25, in the inner side of a casing 20 and to open or close an inner passage 20 of this valve body 21 through a sphere 23. At time of low engine speed, by way of example, this sphere 23 is pushed up by a pressure differential between these first and second ports 11. 12. and then lubricating oil out of the pumps 4. 8 is made so as to be fed into the lubricating



7: 4th passage. 6: 3rd passage. 5: 2nd passage. 12: 2nd port. 19: pressure inlet port. 18: pressure inlet passage. 16: 1th part. 17: 8th passage. 16: 7th passage. 14: 2nd port. 13: 6th passage.

⑲ 日本国特許庁(JP)

① 特許出顧公開

⑫公開特許公報(A)

庁内整理番号

平3-179177

֍Int.Cl.⁵

識別記号

43公開 平成3年(1991)8月5日

F 04 B 23/04 F 01 M 1/16

E 2125-3H 7312-3G 7312-3G

審査請求 未請求 請求項の数 1 (全8頁)

3発明の名称 オイルポンプ装置

②特 顧 平1-315441

②出 類 平1(1989)12月6日

⑫発 明 者 真 仁 田 武 美 埼玉県与野市下落合7丁目1番3号 埼玉機器株式会社内

⑦出 願 人 埼玉機器株式会社 埼玉県与野市下落合7丁目1番3号

四代 理 人 弁理士 小山 欽造 外1名

明相

- 1. 発明の名称 オイルポンプ 装置
- 1. 特許請求の範囲

(i)油を貯留したオイル溜と、一嶋もこのオイル溜 に通じさせた第一の流路と、この第一の流路の依 端に吸入口を通じさせた第一のオイルボンブと、 ・端をこの第一のオイルポンプの吐出口に、仏場 を油を必要とする部分の入口に、それぞれ通じさ せた第二の後路と、一嶋を上記事分の出口に通じ 路と、一端を上記オイル宿に通じませた第四の機 路と、この第四の流路の他端に表入口を通じませ た第二のオイルポンプと、一番もこの第二のオイ ルポンプの吐出口に通じさせた事長の意思と、こ の第五の液路の低端に第一のダートを呈じませた 造路切換弁と、この遺跡切換弁の第二のオートに 猫を通じさせ、他猫を上記録サに通じませた第 六の波路と、上記波路切換弁の第三のギートでー 端を通じさせ、他端を上記第二のオイルギンブの 吸入口又は上記オイル溜に通じさせた第七の復興

1. 発明の詳細な説明

(産業上の利用分野)

この発明に係るオイルポンプ装置は、自動車等 のエンジンに調査権を供給する場合に利用す

持開平3-179177(3)

超助する機械の回転数に応じて、次の通り作用す ス

エンタン等の機械が低速で回転する場合には、 第二の弁機構が関く事がなく、 法路切換弁の第一 のポート部分の圧力が、第二のポート部分の圧力 よりも高くなり、第一の弁機様が関いた状態となる。

この結果、第一のオイルポンプから吐出される 油が、第二の歳路を通じて袖を必要とする部分に 送り込まれるだけでなく、第二のオイルポンプか ら吐出される油が、第五の歳路と歳路切換弁と第 六の歳路とを通じて、上記部分に送り込まれ、こ の部分に十分な量の油が送り込まれる。

次に、上記エンタン等の機械が中連で回転する場合には、圧力導入ポートから導入される圧力、 又は上記第二のポートの内側の圧力が所定値に達する事に伴ない、第二の弁機様が上記圧力に見合うだけ関き、速路切換弁の第一のポート部分の圧力が、第二のポート部分の圧力よりも低くなる傾向となって、第一の弁機棒が関じる傾向となり、

この結果、第一のオイルポンプから送り出された他の一部が、第六の機器、第二のポート、第三の弁機構、第四のポート、第八の機器を通じて上記オイルを又は上記第一のオイルボンブの吸入口に戻され、他を必要とする部分には、この部分の圧力を所望値に保つのに必要な量の他のみが送り込まれる。

この結果、第二のオイルギンブを重動する為に 要するトルクが十分に小さくなるだけでなく、第 一のオイルギンブを窓動する為に要するトルク も、或る程度小さくなり、無難な動力病費が防止 される。

この場合でも、第一のオイルピンプは十分な速度で駆動されている為、油 を必要とする部分には、十分な量の油が送り込まれる。

(実施例)

次に、図示の実施例を設備しつつ、本発明を更に詳しく説明する。

第1回は本発明のオイルギンブ普響の第一角基 例を示す配管図、第2回はこのセイルギンブ養養 第二のオイルポンプが吐出したオイルの圧力の1 圧が開始される。

この結果、第二のオイルポンプから吐出される 値の全部又は一部が、第五の機路と機路切換弁と 第七の機路とを通じて、再び前配オイル宿又は上 記第二のオイルポンプの吸入口に戻され、この第 二のオイルポンプが、小さなトルクで駆動される 様になり、無駄な動力槙貴が防止される。

この場合でも、第一のオイルギンプは十分な速度で駆動されている為、袖を必要とする部分には、十分な量の袖が送り込まれる。

更に、エンジン等の機械が高速で回転する場合には、中速で回転する場合と同様に、第二の弁機様が関いたままとなる為、流路切換弁の第一のボート部分の圧力が、第二のボート部分の圧力に、第一の弁機様が関じられたますの対理となるだけでなく、油圧導入ボートの内側の圧力となるだけでなく、油圧導入ボートの内側の圧力に応じて、流路切換弁に設けられた第三の弁機が開かれる。

による油供給量とエンジン回転数との関係を示す 絵図である。

第1回に於いて1は、オイル程であるオイルバンで、このオイルバン1内には、エンタン各部の 調情すべき部分2(抽を必要とする部分)に供給 する為の調情抽が貯留されている。

上記オイルバン1の底部には、第一の複器3の 一端が関ロしており、この第一の複器3の復識は、エンジンのクランクシャフトにより図報題類される第一のオイルポンプ4の、吸入口に通じさせている。そして、この第一のオイルギンプ4の 吐出口に一端を通じさせた第二の復路5の電場を、上記復清すべき部分2の入口に通じさせて、エンジンの選転により第一のオイルボンブ4が認動された場合に、上記オイルバン1に貯留された現清値が、上記復清すべき部分2に送り込まれる

そして、上記資清すべき部分2の出口に一鳴を 通じさせた第三の波路6の他端を、上記をイルベン1に通じさせて、資清に供した後の調度電を、

特開平3-179177(5)

は、 段状の弁座部30が、 それぞれ形成されており、 前記圧縮ばね25の弾力により、 上記摺動弁体21が最も上昇した場合には、 上記弁部29と 弁座部30とが互いに当接し、 上記第一のポート 11と第三のポート14との通過が断たれる様に している。

更に、前記第二のポートし2と前記第四のポー

この様に、第二の弁機様が関き、第一、第三のボート 1 1、14 同士が遠通すると、第一のボート 1 2 例の圧力が低下し、第二のボート 1 2 例の圧力が第一のボート 1 1 例の圧力よりも高くなって第一の弁機様が閉じられる傾向となり、第一のボート 1 1 と第二のボート 1 2 との遠遠が断たれる傾向となる。

潤滑すべき部分2の圧力が更に上昇し、この部分2の圧力が一定値を越えると、第二の弁機構だけでなく、第三の弁機構も関き、第一のポート11と第三のポート14とが遠通すると同時に、第二のポート12と第四のポート16とが違通する。

上述の様に構成される本発明のオイルポンプ装置は、第一、第二のオイルポンプ4、 Bを駆動するエンジンの回転数に応じて、次の通り作用する。

エンダンが低速で回転する場合には、液路切換 弁10のケーシング20内の構動弁は21が、圧 縮ばね25の弾力によって最も上昇したままの状 ト18との間には、上記圧力導入ポート19を通じて渡路切換弁10の圧力導入空間28内に導入 される圧力が、上記所定値よりも大きな一定値以 上の場合に関く、第三の弁機様を設けている。

即ち、貧配上側の遠通口26の関口部の幅寸法 (第1図の上下寸法)を、上記第二のポート12 と上記第四のポート16とを仕切る仕切望31の 幅寸法よりも十分に大きくする事で、貧配層動弁 体21が十分に下降した場合には、上記第二のポート12と上記第四のポート16とが、上記遠 通口26の関口部を介して、互いに遠通する様に している。

新記第一の弁機線と前記第二の弁機線と上記第三の弁機線との関係に載いて、更に説明すると、 前記第一のポート 1 1 と前記第三のポート 1 4 と の連通を創御する第二の弁機線は、潤滑すべる部 分 2 の圧力が所定値以上に迄上昇し、摺動弁は 2 1 が下降し始めると直ちに関き、上記第一のポート 1 1 と上記第三のポート 1 4 とを互いに連通させる。

題(第1図に示した状態)となり、活動弁は21 外周面の弁部29とケーシング20内周面の弁座 部30とが前れる事がない。

この為、第五の後路9を介して第二のオイルボンブ8の吐出口に通じる、第一のポート118分の圧力が、第六の後路13、第二の後路5を介して同情すべき部分2に通じる第二のポート12部分の圧力よりも高くなり、第一の弁機構を構成する球体23が、両ボート11、12間の圧力量によって押し上げられ、この球体23が弁理器24から離れて、第一の弁機構が関いた状態となる。

この結果、第一のオイルボンブ 4 から吐出される資格性が、第二の流路 5 を通じて資産すべき 5 分2 に送り込まれるだけでなく、第二のまく 6 がンプ 8 から吐出される資格値が、第五の成品 9 と流路切換弁 1 0 と第六の流路 1 3 と第二の成品 9 とを通じて、上記資格すべき部分 2 に通り込まれる。

この際、商権すべき部分2に送り込まれる信号

特開平3-179177(ア)

は、十分な量の資滑油が送り込まれる。

次に、第3回は本発明の第二実施例を示している。

本実施例の場合、液路切換弁10を構成する間 動弁体21の下部に、弁体32と、この弁体32 を上方に設けた弁座部33に押圧する圧縮ばね3 4とから成る、チェック弁35を設けている。

このチェック弁35は、エンジンが中速で回転し、潤滑すべき部分2の圧力が或る程度上昇した場合に、上記圧力に応じて関き、第一のポート11から第三のポート14に向けて、潤滑油の全部又は一部を透がす。

即ち、上記チェック弁35は、エンクンが中連で回転する場合に、模様すべき部分2に送り込まれる機構権の量が、第2因の破綻にから直続も一
cに示す様に、確実に減少する様にしている。

その他の様成及び作用は、前途の第一実施例の場合と同様である為、同等部分には同一符号を付して、重複する説明を省略する。

尚、上述の各実施併に於いては、何れも、流路

ブを駆動する機械の回転数変化に称うず、常に通 量の抽供給を行なう事が出来、しかも上記機械の 回転数が高い場合に、この機械の動力を抽駄に消 受する事がなくなり、機械の見掛け上の出力を増 大させ、燃料消費率を低下させる事が出来る。

4. 図面の簡単な栽明

第1回は本発明のオイルギンブ機能の第一実施 例を示す配管図、第2回はこのキイルギンブ機能 による抽供給量とエンジン回転数との関係を示す 練図、第3回は本発明のオイルギンブ機能の第二 実施例を示す配管図である。

1:オイルパン、2:復春ヤベを懸分、3:第一の流路、4:第一のオイルボンブ、5:第二の 流路、6:第三の流路、7:第四の機器、6:第三の 流路、6:第三の流路、7:第四の機器、6:第 二のオイルボンブ、9:第五の機器、10:機器 切換弁、11:第一のボート、12 第二のボート、13:第六の流路、14:第三のボート、1 5:第七の流路、16:第四のボート、17:第 八の流路、18:圧力導入流路、19:圧力導入 ボート、20:ケーシング、21:復動弁体、2

但し、圧力導入ポート 1 9 と圧力導入機路 1 8 を設ける事で、資格権の粘度変化に件なう影響を受けにくくなり、エンタンの進度が変化した場合でも、賃借権の適量制御を、安定して行なえる効果がある。

(発明の効果)

本発明のオイルボンブ装置は、以上に述べた通り構成され作用する為、エンジン等、オイルボン

2:内側後路、23:球体、24:弁座部、25:圧縮ばね、26、27:進通口、28:圧力率 入空間、29:弁部、30:弁座部、31:仕切 壁、32:弁体、33:弁座部、34:圧縮ば ね、35:チェック弁。

特許出職人 埼玉撒番株式会社 代 理 人 小山 飲造(Rbs1名)